Docket No. 241806US3X/hyc

IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEM XK OFFICE

IN RE APPLICATION OF: Hiroshi OKAZAKI, et al. GAU:

EXAMINER: SERIAL NO: 10/646,822

FILED: August 25, 2003

FOR: **FUEL CELL APPARATUS**

REQUEST FOR PRIORITY

COMMISSIONER FOR PATENTS

ALEXANDRIA, VIRGINIA 22313	,			
SIR:				
☐ Full benefit of the filing date of U. provisions of 35 U.S.C. §120.	S. Application Serial Number	, filed	, is claimed pur	suant to the
☐ Full benefit of the filing date(s) of §119(e):	U.S. Provisional Application(s <u>Application No.</u>	i) is claimed pu Date F i		ions of 35 U.S.C.
Applicants claim any right to prior the provisions of 35 U.S.C. §119,		cations to whic	th they may be entit	led pursuant to
In the matter of the above-identified ap	oplication for patent, notice is h	ereby given th	at the applicants cla	iim as priority:
<u>COUNTRY</u> JAPAN	APPLICATION NUMBER 2002-247032		ONTH/DAY/YEA ligust 27, 2002	<u>R</u>
Certified copies of the corresponding (Convention Application(s)			
are submitted herewith				
uill be submitted prior to paym	nent of the Final Fee			
☐ were filed in prior application S	Serial No. filed			
were submitted to the Internation Receipt of the certified copies by acknowledged as evidenced by	by the International Bureau in a		er under PCT Rule 1	7.1(a) has been
☐ (A) Application Serial No.(s) w	vere filed in prior application Se	erial No.	filed ; and	i
☐ (B) Application Serial No.(s)				•
☐ are submitted herewith				
☐ will be submitted prior to	o payment of the Final Fee			
		Respectfully	Submitted,	
OBLON, SPIVAK, McCLELLAN MAIER & NEUSTADT, P.C.				ND,
		beeghA	Scafetta Ja	J
		C. Irvin McC	Clelland	
Customer Number	V	Registration	No. 21,124	

Tel. (703) 413-3000 Fax. (703) 413-2220 (OSMMN 05/03)

Joseph A. Scafetta, Jr. Registration No. 26,803



日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出願年月日 Date of Application:

2002年 8月27日

出願番号 Application Number:

特願2002-247032

[ST. 10/C]:

[J P 2 0 0 2 - 2 4 7 0 3 2]

出 願 人 Applicant(s):

アイシン精機株式会社 トヨタ自動車株式会社

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2003年 9月 5日





【書類名】 特許願

【整理番号】 P000013254

【提出日】 平成14年 8月27日

【あて先】 特許庁長官 太田 信一郎 殿

【国際特許分類】 H01M 8/06

【発明の名称】 燃料電池装置

【請求項の数】 7

【発明者】

【住所又は居所】 愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地 アイシン精機株式会

社内

【氏名】 岡崎 洋

【発明者】

【住所又は居所】 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

【氏名】 國枝 健司

【特許出願人】

【識別番号】 000000011

【氏名又は名称】 アイシン精機株式会社

【代表者】 豊田 幹司郎

【特許出願人】

【識別番号】 000003207

【氏名又は名称】 トヨタ自動車株式会社

【代表者】 齋藤 明彦

【代理人】

【識別番号】 100081776

【弁理士】

【氏名又は名称】 大川 宏

【電話番号】 (052)583-9720

ページ: 2/E

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 009438

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【プルーフの要否】

要



【書類名】 明細書

【発明の名称】 燃料電池装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】電解質層と前記電解質層の片側に配置され燃料含有物質が供給される燃料極と前記電解質層の他の片側に配置され空気が供給される空気極とを有する燃料電池と、前記燃料電池に電池冷却水を流して燃料電池を冷却する燃料電池冷却系と、前記燃料電池の運転時に発生する熱を熱交換により回収する熱交換水を供給する貯湯装置とを有する燃料電池装置において、

積層構造体と、前記積層構造体に設けられ前記貯湯装置の熱交換水を前記積層構造体に入水させる入水口と、前記積層構造体に設けられ前記積層構造体を通過した前記貯湯装置の熱交換水を前記積層構造体から出水する出水口とをもつ熱交換ユニットが設けられており、

前記熱交換ユニットの積層構造体は、

前記燃料電池に供給される発電前の燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器と、前記燃料電池から吐出された発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第2熱交換器と、前記燃料電池から吐出された発電後の空気オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第3熱交換器とのうちの少なくとも一つと、

前記燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器とが 積層されて一体化されていることを特徴とする燃料電池装置。

【請求項2】請求項1において、前記燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器は、前記第2熱交換器よりも前記積層構造体の前記出水口側に配置されていることを特徴とする燃料電池装置。

【請求項3】請求項1または請求項2において、前記燃料電池から吐出された 発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する前記第2熱交 換器は、電池冷却水用の熱交換器よりも前記積層構造体の前記入水口側に配置さ れていることを特徴とする燃料電池装置。

【請求項4】請求項1~請求項3のいずれか一項において、前記燃料電池に供給される燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する前記第1熱交

換器は、前記電池冷却水用の熱交換器よりも前記積層構造体の前記入水口側に配置されていることを特徴とする燃料電池装置。

【請求項5】請求項1~請求項4のうちのいずれか一項において、燃料含有ガスを生成する改質器が設けられ、前記改質器から排出された燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器が設けられ、前記熱交換ユニットの積層構造体は前記燃焼排ガス用の熱交換器を積層して一体化して構成されていることを特徴とする燃料電池装置。

【請求項6】請求項1~請求項5のうちのいずれか一項において、発電後の空気オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する前記第3熱交換器は、前記電池冷却水用の熱交換器よりも入水口側に配置されていることを特徴とする燃料電池装置。

【請求項7】請求項1~請求項6のうちのいずれか一項において、前記燃料電池は前記熱交換ユニットの前記積層構造体よりも上側に配置されており、

熱交換水を前記熱交換ユニットに入水させる前に熱交換水を冷却するラジエータが設けられており、前記熱交換ユニットの前記積層構造体は前記ラジエータに 隣設されていることを特徴とする燃料電池装置。

【発明の詳細な説明】

 $[0\ 0\ 0\ 1\]$

【発明の属する技術分野】

本発明は燃料電池の運転で発生した熱を回収する熱交換装置を備えた燃料電池 装置に関する。

 $[0\ 0\ 0\ 2\]$

【従来の技術】

【特許文献1】特開2000-106207号公報

上記した特許文献1等に開示されている燃料電池装置は、電解質層と燃料含有 ガスが供給される燃料極と空気が供給される空気極とを有する燃料電池と、電池 冷却水を燃料電池に流して燃料電池を冷却する燃料電池冷却系とを有する。

[0003]

一般的に、燃料電池装置は、上記した燃料電池に供給される発電前の燃料含有

ガスに含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器と、燃料電池から 吐出された発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第 2熱交換器と、燃料電池から吐出された発電後の空気オフガスに含まれている水 分を熱交換により除去する第3熱交換器と、燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を 回収する電池冷却水用の熱交換器とを有する。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】

しかしながら上記した各種の熱交換器はそれぞれ独立して個別に配置されており、各種の熱交換器を繋ぐ配管が必要とされ、燃料電池装置の構造が複雑となり、スペース効率は充分ではなかった。更に各熱交換器を繋ぐ配管が長いため、配管からの放熱量も大きく、熱回収量が制約されていた。

[0005]

本発明は上記した実情に鑑みてなされたものであり、構造の簡単化、スペース 効率の向上、各熱交換器を繋ぐ配管からの放熱の低減に有利な燃料電池装置を提 供することを課題とするにある。

[0006]

【課題を解決するための手段】

本発明に係る燃料電池装置は、電解質層と電解質層の片側に配置され燃料含有物質が供給される燃料極と電解質層の他の片側に配置され空気が供給される空気極とを有する燃料電池と、燃料電池に電池冷却水を流して燃料電池を冷却する燃料電池冷却系と、燃料電池の運転時に発生する熱を熱交換により回収する熱交換水を供給する貯湯装置とを有する燃料電池装置において、

積層構造体と、積層構造体に設けられ貯湯装置の熱交換水を積層構造体に入水 させる入水口と、積層構造体に設けられ積層構造体を通過した貯湯装置の熱交換 水を積層構造体から出水する出水口とをもつ熱交換ユニットが設けられており、

熱交換ユニットの積層構造体は、

燃料電池に供給される発電前の燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器と、燃料電池から吐出された発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第2熱交換器と、燃料電池から吐出され

た発電後の空気オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第3熱交換 器とのうちの少なくとも一つと、

燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器とが積層 されて一体化されていることを特徴とするものである。

[0007]

燃料電池冷却系により電池冷却水が燃料電池に流れ、燃料電池が冷却される。この電池冷却水は熱交換ユニットの積層構造体に流入する。また、貯湯装置の熱交換水は、熱交換ユニットの入水口から積層構造体に入水され、積層構造体の出水口から出水される。前記したように熱交換ユニットの積層構造体に流入した電池冷却水は、熱交換ユニットの積層構造体において貯湯装置からの熱交換水で熱交換されるため、電池冷却水の温度が低下し、電池冷却水の過熱が抑えられる。このように電池冷却水の過熱が抑えられるため、燃料電池の継続運転が良好となる。貯湯装置の熱交換水は、熱交換ユニットの積層構造体を通過する間に次第に昇温される。

[0008]

本発明によれば、第1熱交換器、第2熱交換器、第3熱交換器のうちの少なくとも一つと、電池冷却水用の熱交換器とが積層されて一体化されて構成されているため、各熱交換器を繋ぐ配管の構造、長さが簡略化され、スペース効率が向上する。また各熱交換器を繋ぐ配管の構造、長さが簡略化されるため、部品点数が減少し、部品コストが低減されると共に、組み付けコストが低減される。更に各熱交換器を繋ぐ配管からの放熱量も抑えられ、熱交換ユニットからの熱回収量が増加される。

[0009]

【発明の実施の形態】

・構造の簡略化、スペース効率の向上のためには、熱交換ユニットの積層構造体は、第1熱交換器、第2熱交換器、第3熱交換器のうちの少なくとも一つと、電池冷却水用の熱交換器とを積層して一体化して構成されている。第1熱交換器と電池冷却水用の熱交換器とを積層して一体化している形態を採用でき、この場合、第2熱交換器及び第3熱交換器は装備されていなくても良い。また、第2熱

交換器と電池冷却水用の熱交換器とを積層して一体化している形態を採用でき、この場合、第1熱交換器及び第3熱交換器は装備されていなくても良い。また、第3熱交換器と電池冷却水用の熱交換器とを積層して一体化している形態を採用でき、この場合、第1熱交換器及び第2熱交換器は装備されていなくても良い。第1熱交換器、第2熱交換器、第3熱交換器の全部が設けられている場合には、第1熱交換器、第2熱交換器、第3熱交換器のうちの全部と、電池冷却水用の熱交換器とを積層して一体化して構成されていることが好ましい。

[0010]

・燃料含有ガスを生成する改質器と、改質器から排出された燃焼排ガスの熱を 回収する燃焼排ガス用の熱交換器とが設けられていることが好ましい。この場合 、熱交換ユニットの積層構造体は燃焼排ガス用の熱交換器を積層して一体化して 構成されている形態を採用することができる。この場合、改質器から排出された 燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器も積層構造体に一体的に組み 込まれているため、更に、各熱交換器を繋ぐ配管の構造、長さが簡略化され、スペース効率が更に向上する。

$[0\ 0\ 1\ 1]$

・本発明によれば、貯湯装置の熱交換水は熱交換ユニットの入水口から積層構造体に入水され、積層構造体の出水口から出水される。熱交換ユニットの積層構造体を流れる熱交換水は、入水口から出水口に向かうにつれて熱交換により次第に昇温され、高温となる。従って、一般的には、積層構造体を流れる熱交換水の温度については、積層構造体の入水口の側が相対的に低温であり、積層構造体の出水口の側が相対的に高温である。

$[0\ 0\ 1\ 2\]$

燃料電池は過剰に低温であると、燃料電池の発電性能が低下する。このため、 燃料電池を冷却する電池冷却水は過剰に低温であると、燃料電池を過剰に冷却し 、燃料電池における発電性能が低下するおそれがある。そこで、燃料電池に供給 されて燃料電池を冷却する燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を回収する電池冷却 水用の熱交換器は、第2熱交換器よりも積層構造体の出水口側(下流側)に配置 されている形態、つまり、積層構造体のうち相対的に高温の熱交換水で熱交換さ れる形態を採用することができる。このようにすれば、燃料電池を冷却する電池 冷却水の過剰冷却が抑えられ、燃料電池を冷却した電池冷却水の熱を熱交換水に 回収しつつ、燃料電池の過剰冷却が抑えられ、燃料電池の発電性能の確保に貢献 できる。

$[0\ 0\ 1\ 3]$

・燃料電池の運転中においては、一般的には、燃料電池の電解質膜は発電性能を高めるため湿潤状態に維持される。更に発電反応に基づいて燃料電池の空気極に水が生成される。故に、空気極を通過した発電後の空気オフガスは燃料電池から吐出されるが、その空気オフガスの水蒸気量がかなり多く、湿度がかなり高い。このため発電後の空気オフガスを少し冷却するだけでも、発電後の空気オフガスから蒸煙水が相対的に高温であるときであっても、発電後の空気オフガスから水分を熱交換により除去して回収できる。このため、発電後の空気オフガスから水分を熱交換により除去する第3熱交換器は、積層構造体のうち燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器よりも入水口側(上流側)に配置されている形態、つまり、積層構造体のうち相対的に高温の熱交換水で熱交換される形態を採用することができる。また第3熱交換器は、第1熱交換器及び第2熱交換器のうちの少なくとも一方よりも下流側に配置することができる。

$[0\ 0\ 1\ 4]$

・燃料電池から吐出された発電後の燃料オフガスの温度は、燃料電池の作動温度相当かそれよりも低い温度である。このため、発電後の燃料オフガスからの水分回収、熱回収を行うためには、積層構造体の熱交換水の温度は相対的に低温であることが好ましい。そこで、発電後の燃料オフガスからの水分回収、熱回収を行うためには、発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第2熱交換器は、積層構造体の入水口側(上流側)に配置されている形態、つまり、積層構造体のうちの相対的に低温の熱交換水で熱交換される形態を採用することができる。従って、第2熱交換器は、積層構造体のうち電池冷却水用の熱交換器よりも入水口側(上流側)に配置されている形態を採用することができる。また第2熱交換器は、積層構造体のうち第3熱交換器よりも入水口側(上流側

)に配置されている形態を採用することができる。

[0015]

・燃料電池に供給される前の発電前の燃料含有物質は、高温であることが多い。殊に、発電前の燃料含有物質が改質器において水蒸気で改質されている場合には、燃料電池の作動温度に比較してかなり高温であり、しかも水蒸気量が多い。このため発電前の燃料含有物質は、相対的に低温の熱交換水で熱交換されて冷却されることが好ましい。そこで、燃料電池に供給される前の発電前の燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器は、電池冷却水用の熱交換器よりも積層構造体の入水口側(上流側)に配置されている形態、つまり積層構造体のうち相対的に低温の熱交換水で熱交換される側に配置されている形態を採用することができる。このようにすれば、燃料電池に供給される前の発電前の燃料含有物質を相対的に低温の熱交換水で冷却できるため、発電前の燃料含有物質から効率よく水分回収、熱回収を行うことができ、更に燃料電池の作動温度の過剰高温化を抑えるのに有利である。殊に、発電前の燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器は、積層構造体のうち電池冷却水用の熱交換器よりも入水口側(上流側)に配置されている形態を採用することができる。

$[0\ 0\ 1\ 6]$

・改質器が設けられている場合には、改質器から燃焼排ガスが排出される。そこで、燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器が設けられ、熱交換ユニットの積層構造体は燃焼排ガス用の熱交換器を積層して一体化している形態を採用することができる。改質器から排出された燃焼排ガスの温度は、燃焼器での燃焼反応を経ているため、比較的高温である。そこで、改質器から排出された燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器は、電池冷却水用の熱交換器よりも積層構造体の入水口側(上流側)に配置されている形態、つまり積層構造体のうち相対的に低温の熱交換水で熱交換される側に配置されている形態を採用することができる。このようにすれば、改質器から排出された燃焼排ガスの熱を効率よく回収するのに有利である。従って、改質器からの燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器は、積層構造体のうち電池冷却水用の熱交換器及び第



3熱交換器のうちの少なくとも一方よりも、入水口側(上流側)に配置されている形態を採用することができる。

$[0\ 0\ 1\ 7]$

・燃料電池に供給される発電前の燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器と、改質器から排出された燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器との位置関係については、次のようにできる。即ち、燃焼排ガスの熱を回収する燃焼排ガス用の熱交換器は、積層構造体のうち第1熱交換器よりも入水口側(上流側)に配置されている形態を採用することができる。この場合、入水口側(上流側)の熱交換水は積層構造体において相対的に低温であるため、改質器から排出された燃焼排ガスの熱や水分を効率よく回収するのに有利である。

[0018]

また第1熱交換器は、積層構造体のうち燃焼排ガス用の熱交換器よりも入水口側(上流側)に配置されている形態を採用することもできる。この場合、燃料電池に供給する発電前の燃料含有物質の熱または水分を第1熱交換器により効率よく回収することができる。

[0019]

・燃料電池は熱交換ユニットの積層構造体よりも上側に配置されている形態を 例示できる。このように燃料電池が熱交換ユニットの積層構造体よりも上側に位置すれば、燃料電池から吐出される空気オフガス、燃料オフガス、電池冷却水を 熱交換ユニットの積層構造体において下向きに流すのに有利であり、従って熱交 換ユニットの底側に回収水を貯留させ易い。また燃料電池が熱交換ユニットの積 層構造体よりも上側に位置すれば、万一、災害や事故等によって浸水等が生じた としても、高価な燃料電池に対する保護性が高められている。更に、熱交換水を 熱交換ユニットに入水させる前に熱交換水を冷却するラジエータが設けられてい る形態を例示できる。熱交換ユニットの積層構造体はラジエータに隣設されてい ることが好ましい。このように熱交換ユニットの積層構造体がラジエータに隣設 されていれば、熱交換水を熱交換ユニットに入水させる前に、熱交換水をラジエ ータで冷却でき、熱交換水の冷却能、熱交換機能が良好に確保される。

[0020]

・熱交換ユニットの積層構造体の積層方向は、燃料電池のスタックの積層方向 と同じ向きである形態を例示できる。但しこれに限定されるものではない。積層 構造体とスタックとの積層方向が同じであれば、発電出力のアップのために燃料 電池のスタックの積層枚数が増加したとき、熱交換ユニットの積層構造体の積層 枚数を増加させれば、熱交換容量の増加に容易に対処できる。

[0021]

【実施例】

以下、本発明を具体化した一実施例について図1~図10を参照して説明する。本実施例に係る燃料電池装置は定置用であり、図1に示すように、多数の燃料電池1を厚み方向に積層して形成したスタック2と、スタック2を保持するスタックフレーム3と、スタックフレーム3の上部に搭載され燃料電池1に空気を供給する送風手段としての空気ファン4と、スタック2の下側に配置された熱交換ユニット5と、スタックフレーム3の側部を結合するためにスタック2を挟んで互いに対向する第1マニホルドプレート6及び第2マニホルドプレート7と、熱交換ユニット5と隣設するようにスタック2の下側に配置された放熱冷却機能を有するラジエータ8と、燃料電池装置において発生した熱を熱交換して回収する熱交換水を流す貯湯装置9とを有する。

[0022]

図1に示すように、燃料電池1は、プロトン伝導膜で形成された高分子膜形の電解質層1aと、電解質層1aの厚み方向の片側に配置され燃料含有ガス(水素含有ガス)が供給される燃料極1bと、電解質層1aの厚み方向の他の片側に配置され空気(酸素含有ガス)が供給される空気極1cと、燃料極1bに燃料含有ガスを供給する溝をもつ燃料極1b側のセパレータ1eと、空気極1cに空気を供給する溝をもつ空気極1c側のセパレータ1fとを有する。燃料極1bは、周知のように、白金等の触媒物質を有する触媒層と、多孔質のガス拡散層とで形成されている。空気極1cは、白金等の触媒物質を有する触媒層と、多孔質のガス拡散層とで形成されている。

[0023]

図1に示すように、貯湯装置9は、燃料電池装置の熱を回収して温水として保持し、温水を他の用途の使用に提供するものである。貯湯装置9は、水を貯留する貯湯槽10と、貯湯槽10の出口11と入口12とを繋ぐ熱回収通路13と、熱回収通路13に設けられた第1ポンプ14(熱交換水搬送手段)とを有する。第1ポンプ14が駆動すると、貯湯槽10の水は熱交換水として出口11から吐出され、熱回収通路13、ラジエータ8を経て熱交換ユニット5の入水口50iに供給され、熱交換ユニット5で熱交換されて昇温される。更に昇温された熱交換水は、熱交換ユニット5の出水口50hを経て、更に熱回収通路13を経て貯湯槽10の入口12に帰還される。このように貯湯槽10の水は、熱交換ユニット5の入水口50iに供給される前に放熱用のラジエータ8に供給されてラジエータ8で冷却されるため、熱交換ユニット5における冷却機能、熱交換機能を確保するのに有利である。

[0024]

図1に示すように、第1マニホルドプレート6のうち熱交換ユニット5の側部に対面する下部6dには、貯湯装置9の熱交換水を搬送する第1ポンプ14、スタック2の内部の冷却路2yに電池冷却水を循環させてスタック2を冷却する第2ポンプ20が電池冷却系として搭載されている。また図1に示すように、第1マニホルドプレート6の下部6dには第1開閉バルブ21、第2開閉バルブ22が搭載されていると共に、第1マニホルドプレート6のうちスタック2の側部と対面する上部6uには第3開閉バルブ23、第4開閉バルブ24が搭載されている。

[0025]

図2は熱交換ユニット5付近を概略的に示す。図2に示すように、燃料電池1に供給される前の、つまり発電前の燃料含有ガスに含まれている水分及び熱を除去して回収する第1熱交換器51が設けられている。また、スタック2の燃料出口から吐出された発電後の燃料オフガスに含まれている水分及び熱を除去して回収する第2熱交換器52が設けられている。また、スタック2の空気出口から吐出された発電後の空気オフガスに含まれている水分及び熱を除去して回収する第3熱交換器53が設けられている。また、スタック2の電池冷却水入口に供給さ

れて燃料電池1を冷却した後に電池冷却水出口から吐出された電池冷却水の熱を 回収する電池冷却水用の熱交換器54が設けられている。また、改質器25から 排出された燃焼排ガスに含まれている水分及び熱を回収する燃焼排ガス用の熱交 換器55が設けられている。

[0026]

図3は熱交換ユニット5の内部構造付近を更に示す。図3に示すように熱交換ユニット5は積層構造体50を主体としている。積層構造体50の積層方向(矢印X方向)の始端50a側には、貯湯装置9の熱交換水を積層構造体50に入水させる入水口50iが設けられている。積層構造体50の積層方向(矢印X方向)の終端50b側には、積層構造体50を通過した熱交換水を積層構造体50から貯湯装置9に出水する出水口50hが設けられている。なお、入水口50iは積層構造体50の積層方向(矢印X方向)の始端50a側の下部に形成されていると共に、出水口50hは積層構造体50の積層方向(矢印X方向)の終端50b側の上部に形成されている。熱交換水の熱対流を考慮したものである。

[0027]

図3に示すように、熱交換ユニット5の積層構造体50は、これの始端50a側から終端50b側にかけて、つまり矢印X1方向に沿って、第2熱交換器52、燃焼排ガス用の熱交換器55、第1熱交換器51、第3熱交換器53、電池冷却水用の熱交換器54が順に直列状態に積層されて一体化されて構成されている。熱交換ユニット5の積層構造体50においては、貯湯装置9から熱回収のために送られた熱交換水は、基本的には、これの始端50a側から終端50b側にかけて、つまり矢印X1方向に沿って流れる。従って図2及び図3から理解できるように、第1ポンプ14の駆動により、貯湯装置9から送られた熱交換水は、基本的には、入水口50から、第2熱交換器52、燃焼排ガス用の熱交換器55、第1熱交換器51、第3熱交換器53、電池冷却水用の熱交換器54の順に流れ、出水口50hから吐出される。

[0028]

なお、図2において、第2熱交換器52の熱交換水を9aとして示す。燃焼排 ガス用の熱交換器55の熱交換水を9bとして示す。第1熱交換器51の熱交換 水を 9 c として示す。第 3 熱交換器 5 3 の熱交換水を 9 d として示す。電池冷却水用の熱交換器 5 4 の熱交換水を 9 e として示す。ここで図 2 に示す熱交換ユニット 5 の積層構造体 5 0 において、熱交換水としては、 9 a \rightarrow 9 b \rightarrow 9 c \rightarrow 9 d \rightarrow 9 e と順に流れるものである。

[0029]

図2に示すように、改質器25では、図略の燃料源から供給された燃料により 燃焼が発生し、蒸発部が高温に維持される。高温の蒸発部では図略の給水源から 原料水が供給され、水蒸気が生成される。燃料源から供給された燃料と水蒸気と が混合すると、改質反応が生じ、水素を含有する改質ガスである燃料含有ガスが 改質器25において生成される。

[0030]

燃料電池装置が運転されるときには、周知のように、改質器25で改質された 燃料含有ガス(水素含有ガス)がスタック2の燃料極1bに供給される。更に、 空気(酸素含有ガス)が空気ファン4の作動によりスタック2の空気極1cに供 給される。燃料含有ガス及び空気は、スタック2の燃料電池1内で発電反応に使 用される。

[0031]

上記したように燃料電池装置が運転される際には、貯湯装置9の貯湯槽10に 貯留されている熱交換水は、第1ポンプ14の駆動により、熱回収通路13を経 て熱交換ユニット5の積層構造体50の入水口50iから積層構造体50の内部 に入水される。熱交換水は、熱交換ユニット5内を9a,9b,9c,9d,9 eとして通過する際に次第に昇温される。昇温された熱交換水は、積層構造体5 0の出水口50hから出水され、熱回収通路13を経て貯湯装置9の貯湯槽10 に温水として戻る。このように貯湯装置9の熱交換水は積層構造体50を流れる 間に次第に昇温される。即ち、熱交換水は、熱交換ユニット5の入水口50iか ら出水口50hに向かうにつれて次第に昇温される。このように燃料電池装置が 運転される際に発生した熱は、貯湯装置9の熱交換水に温水として回収される。

[0032]

従って本実施例によれば、貯湯装置9から搬送された熱交換水が熱交換ユニッ

ト5の積層構造体50内を流れるとき、熱交換水の温度については、熱交換ユニット5の入水口50iの側(上流側)は熱交換ユニット5において相対的に低温であり、熱交換ユニット5の出水口50hの側(下流側)は熱交換ユニット5において相対的に高温である。

[0033]

固体高分子形の燃料電池1は、一般的には80~100℃程度の温度範囲で作動される。燃料電池装置の運転の際には、燃料電池1の作動温度が過剰に高温になると、発電性能が低下する。そこで燃料電池装置が運転される際には、第2ポンプ20が駆動してスタック2の冷却路2yに電池冷却水が供給され、これによりスタック2が冷却され、スタック2の過熱が防止され、スタック2の連続運転が可能となる。スタック2を冷却した電池冷却水は、図2に示すように、電池冷却水用の熱交換器54の上部の第4入口54sから電池冷却水用の熱交換器54の偏平形状の熱交換路54r内に下方に向けて流入し、貯湯装置9からの熱交換水9eと熱交換されて冷却され、電池冷却水用の熱交換器54の下部の第4出口54pから外方に吐出される。このように電池冷却水はスタック2の冷却路2yを循環するため、スタック2の過熱が抑えられ、燃料電池1の発電性能が確保される。

$[0\ 0\ 3\ 4]$

ここで、燃料電池1に供給される電池冷却水は過剰に低温であると、燃料電池1を過剰に冷却してしまい、燃料電池1における本来の発電性能が充分に得られないおそれがある。そこで本実施例によれば、燃料電池1を冷却する電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器54は、図2及び図3に示すように、熱交換ユニット5の積層構造体50の積層方向の最も出水口50h側(下流側)に、つまり、積層構造体50のうち最も高温側に配置されている。このようにすれば、スタック2を冷却する電池冷却水は、積層構造体50のうち高温側の熱交換水9eと熱交換されるため、スタック2を冷却する電池冷却水の過剰低温化は抑えられる。ひいては、燃料電池1の過剰冷却が抑えられ、燃料電池1の発電性能の確保に貢献できる。

[0035]

また、スタック2の燃料入口に供給される前の発電前の燃料含有ガスは、上記したように高温の改質器25において水蒸気改質されており、高温で、しかも水蒸気量がかなり多い。これに対して固体高分子形の燃料電池1の作動温度は、一般的には80~100℃程度である。このため発電前の燃料含有ガスは、相対的に低温の熱交換水で熱交換されて冷却された後に、スタック2に供給されることが好ましい。そこで本実施例によれば、発電前の燃料含有ガスは、スタック2に供給される前に、改質器25から第1開閉バルブ21を経て、積層構造体50の第1熱交換器51の下部の第1入口51sから第1熱交換器51の偏平形状の第1熱交換器51でに上方に向けて流入し、第1熱交換器51において熱交換水9cと熱交換されて冷却され、第1熱交換器51の上部の第1出口51pから吐出され、更に第2開閉バルブ22,第4開閉バルブ24を経て、スタック2の燃料入口に供給され、スタック2において発電反応に使用される。なお、第2開閉バルブ22は、起動直後において燃料含有ガスが充分な状態でないときに、起動直後の燃料含有ガスを改質器25に戻すためのものである。

[0036]

このように水蒸気を含む発電前の燃料含有ガスは第1熱交換器51内で熱交換水により冷却される。この結果、第1熱交換路51rにおいて発電前の燃料含有ガスから凝縮水が生成されて、発電前の燃料含有ガスに含まれている水分が回収されると共に、発電前の燃料含有ガスから熱が熱交換水に回収される。このように発電前の燃料含有ガスに含まれている水分及び熱を除去して回収する第1熱交換器51は、図2及び図3に示すように、積層構造体50のうち電池冷却水用の熱交換器54及び第3熱交換器53及よりも入水口50i側(上流側)に配置されている。具体的には、第1熱交換器51は、図2に示すように、積層構造体50のうち入水口50i側(上流側)、つまり低温側に配置されている。このようにすれば、発電前の燃料含有ガスを、できるだけ低温の熱交換水で第1熱交換器51において冷却できるため、水蒸気を含む発電前の燃料含有ガスから効率よく水分及び熱を回収することができる。

[0037]

また、燃料電池装置が運転される際には、前記したように燃料は改質器25の

燃焼器で燃焼して燃焼排ガスが改質器25から発生する。燃焼排ガスの温度は燃焼反応を経ているため、かなり高温である。そこで本実施例によれば、改質器25から排出された高温の燃焼排ガスは、図2に示すように、積層構造体50のうち燃焼排ガス用の熱交換器55の上部の第5入口55sから燃焼排ガス用の熱交換器55の偏平形状の熱交換路55r内に下方に向けて流入し、燃焼排ガス用の熱交換器55の下部の第5出口55pから外気に排出される。

[0038]

図2に示すように、積層構造体50において、燃焼排ガス用の燃焼排ガス用の 熱交換器55は、積層構造体50のうち電池冷却水用の熱交換器54、第3熱交 換器53、第1熱交換器51よりも入水口50i側(上流側)に配置されている 。このようにすれば、改質器25から排出された高温の燃焼排ガスは、燃焼排ガ ス用の熱交換器55を流れる適度な温度の熱交換水により熱交換されて冷却され 、熱を熱交換水に効率よく回収することができる。

[0039]

また、発電後の空気オフガスはスタック2の空気出口から吐出される。発電後の空気オフガスはその水蒸気量が多く、湿度がかなり高い。燃料電池1の空気極1 c において発電反応に基づいて水が生成されるため等である。従って、発電後の空気オフガスは一般的には飽和蒸気状態またはほぼ飽和蒸気状態であり、湿度100%または100%に近い状態である。このため発電後の空気オフガスを少し冷却するだけでも、スタック2から吐出された発電後の空気オフガスから凝縮水を生成して回収できる。このため熱交換水は、空気オフガスの温度よりも低ければ、積層構造体50のうちで相対的に高温であるときであっても、発電後の空気オフガスから水分を熱交換により除去して回収できる。このため本実施例によれば、水蒸気を多量に含んだ発電後の空気オフガスは、スタック2から吐出された後に、積層構造体50のうち第3熱交換器53の上部の第3入口53sから第3熱交換器53の偏平形状の第3熱交換路53r内に下方に向けて流入し、第3熱交換器53内で熱交換水9dと熱交換されて冷却され、第3熱交換器53の下部の第3出口53pから外方に排出される。このように積層構造体50の第3熱



交換器 5 3 において発電後の空気オフガスから凝縮水が生成される。凝縮水は第 3 熱交換器 5 3 の底に貯留され、底から回収される。ここで、図 2 に示すように、第 3 熱交換器 5 3 は、積層構造体 5 0 のうち電池冷却水用の熱交換器 5 4 よりも入水口 5 0 i 側(上流側)に配置されている。

[0040]

また、スタック2の燃料出口から吐出された発電後の燃料オフガスの温度は、 一般的には、燃料電池1の作動温度相当か、あるいは、それよりもやや低い温度 である。このため、発電後の燃料オフガスからの水分回収、熱回収を行うために は、発電後の燃料オフガスと熱交換する熱交換水の温度は、相対的に低温である ことが好ましい。そこで本実施例によれば、発電後の燃料オフガスに含まれてい る水分及び熱を回収するため、図2に示すように、発電後の燃料オフガスは、第 3開閉バルブ23を経て、積層構造体50の第2熱交換器52の上部の第2入口 52sから偏平形状の第2熱交換器52内に流入され、第2熱交換器52の第2 熱交換路52r内において熱交換水9aと熱交換されて冷却され、第2熱交換器 5 2 の下部の第 2 出口 5 2 p から吐出される。これにより発電後の燃料オフガス から第2熱交換器52において凝縮水が生成されて回収されると共に、発電後の 燃料オフガスから熱が熱交換水に回収される。ここで、発電後の燃料オフガスに 含まれている水分及び熱を回収する第2熱交換器52は、図2及び図3に示すよ うに、積層構造体50のうち最も入水口50i側(上流側)、つまり相対的に最 も低温側に配置されている。その理由としては、スタック2の燃料出口から吐出 される発電後の燃料オフガスの温度は低いため、発電後の燃料オフガスからの水 分回収、熱回収を行うためには、熱交換水の温度はできるだけ低温であることが 好ましいからである。なお、発電後のオフガスは未燃焼成分を有するため、熱交 換ユニット5で水分及び熱が回収された後に、改質器25に送られ、改質器25 の燃焼器で燃焼されて再利用される。

(0041)

図2及び図3に示すように、熱交換ユニット5の積層構造体50においては、 基本的には、ガス等の流体は上部から下部に向けて流れるように設定されている 。主たる理由としては、各熱交換器で回収した水分を各熱交換器の底部付近に貯 留させるためであり、また、燃料オフガス、空気オフガス、電池冷却水を吐出させるスタック2が熱交換ユニット5よりも上側に配置されているためである。

[0042]

即ち、図2及び図3に示すように、第2熱交換器52においては燃料オフガスは上から下に向けて流れるように設定されている。また、図2及び図3に示すように、燃焼排ガス用の熱交換器55においては燃焼排ガスは上から下に向けて流れるように設定されている。第3熱交換器53においては空気オフガスは上から下に向けて流れるように設定されている。電池冷却水用の熱交換器54においては電池冷却水は上から下に向けて流れるように設定されている。なお、熱交換ユニット5で熱交換した燃料含有ガスを、下側の熱交換ユニット5から上側のスタック2に送るため、燃料含有ガスは第1熱交換器51においては下部から上部に流れるように設定されている。

[0043]

図4は、第1マニホルドプレート6付近を模式的に示す。図4には、熱交換ユニット5を構成する共通プレート60が示されている。共通プレート60は、第1熱交換器51、第2熱交換器52、第3熱交換器53、電池冷却水用の熱交換器54、燃焼排ガス用の熱交換器55を構成する要素である。共通プレート60は四角形状をなす薄いシート形状であり、熱伝導性及び耐食性に優れた金属で形成されている。図4に示すように、熱交換用の共通プレート60の一方の表面及び他方の表面の中央域には、多数の膨出壁60a及び多数の陥没壁60bが交互に繰り返して形成されており、熱交換機能を高めるように熱交換面積が増加している。

$[0\ 0\ 4\ 4]$

図4に示すように、共通プレート60の一方の表面及び他方の表面の周縁に沿って、凹状または凸状のシール係合部61が形成されている。図4に示すように、熱交換用の共通プレート60の上辺部60uには、一端から他端にかけて、第4入口54s、第1出口51p、第2入口52s、第5入口55s、第3入口53sが厚み方向に貫通して順に形成されており、且つ、出水口50hに連通する連通路50hoが厚み方向に貫通して形成されている。



[0045]

また図4に示すように、熱交換用の共通プレート60の下辺部60dには、一端から他端にかけて、入水口50iに連通する連通路50io、第3出口53p、第5出口55p、第2出口52p、第1入口51s、第4出口54pが厚み方向に貫通して順に形成されている。ここで、図4に示すように、連通路50io,50hoは、共通プレート60において対角位置とされており、連通路50io,50hoの間の熱交換距離が確保されている。第4入口54s及び第4出口54pは共通プレート60において対角位置とされている。これにより第4入口54sと第4出口54pとの間の熱交換距離が確保されている。空気オフガスが通る第3入口53s,第3出口53pの開口面積は他の入口及び出口の開口面積よりも大きく設定されている。単位時間当たりにおける空気オフガスの流量は大きいためである。

[0046]

図4にハッチングを付して示すように、ゴムまたは樹脂等の軟質シール材料で 形成された四角枠形状をなすシール枠62が設けられている。シール枠62はシール係合部61に嵌めた状態で取り付けられ、共通プレート60に保持されるも のであり、図5に示すように積層方向(矢印X方向)において隣接する共通プレート60間をシールする。

(0047)

図4及び図6にハッチングを付して示すように、第1熱交換器51に装備されるシール枠62については、燃料含有ガスが流れる第1入口51s及び第1出口51pに対面する部分に切欠部65aが形成されている。この結果、ガス等の流体が矢印M1方向(上向き)に通過できるように、第1入口51s及び第1出口51pが第1熱交換路51rに連通している。

(0048)

図7に示すように、電池冷却水用の熱交換器54に装備されるシール枠62については、電池冷却水が流れる第4入口54s及び第4出口54pに対面する部分には切欠部65bが形成されている。この結果、電池冷却水等の流体が矢印M4方向(下向き)に通過できるように、第4入口54s及び第4出口54pが熱

交換路54rに連通している。

[0049]

図8に示すように、第2熱交換器52に装備されるシール枠62については、燃料オフガスが流れる第2入口52s及び第2出口52pに対面する部分には切欠部65cが形成されている。この結果、ガス等の流体が矢印M2方向(下向き)に通過できるように、第2入口52s及び第2出口52pが第2熱交換路52rに連通している。

[0050]

図9に示すように、第3熱交換器53に装備されるシール枠62については、空気オフガスが流れる第3入口53s及び第3出口53pに対面する部分には切欠部65dが形成されている。この結果、ガス等の流体が矢印M3方向(下向き)に通過できるように、第3入口53s及び第3出口53pを第3熱交換路53rに連通させている。

[0051]

図10に示すように、燃焼排ガス用の熱交換器55に装備されるシール枠62については、燃焼排ガスが流れる第5入口55s及び第5出口55pに対面する部分には切欠部65eが形成されている。この結果、ガス等の流体が矢印M5方向(下向き)に通過できるように、第5入口55s及び第5出口55pを熱交換路55rに連通させている。

[0052]

図11に示すように、熱交換水を通過させる通路を形成するシール枠62Bが 共通プレート60の裏面側に装備されている。シール枠62Bにおいて、入水口50iに繋がる連通路50io,出水口50hに繋がる連通路50hoに対面する部分には切欠部65fが形成されている。この結果、熱交換水等の流体が矢印M6方向に沿って通過できるように、連通路50io,50hoが連通している。なお、図11は熱交換水が下から上向きに流れる形態を示すが、図3に示すように熱交換水が上から下向きに流れる形態もある。

[0053]

以上の説明から理解できるように本実施例によれば、熱交換ユニット5を構成

する積層構造体50は、これの始端50a側から終端50b側にかけて、つまり 矢印X1方向に沿って、第2熱交換器52、第1熱交換器51、第3熱交換器5 3、電池冷却水用の熱交換器54が順に積層されて集中的に一体化されて構成されている。更に燃焼排ガス用の熱交換器55も、積層されて集中的に一体化されて構成されている。

[0054]

このため本実施例によれば、各熱交換器 $51 \sim 55$ を繋ぐ配管の構造、長さが簡略化されると共に、配管スペースが小さくなり、スペース効率が向上し、燃料電池装置の小型化に有利である。また各熱交換器 $51 \sim 55$ を繋ぐ配管の長さが短縮化されるため、各熱交換器 $51 \sim 55$ を繋ぐ配管からの放熱が少なくて済み、熱交換ユニット 5 からの熱回収量を増加させるのに有利となる。また各熱交換器 $51 \sim 55$ を繋ぐ配管の構造が簡略化されるため、部品点数が減少し、部品コストが低減されると共に、組み付けコストが低減される。

[0055]

共通プレート60を水平方向に沿って配置することも考えられる。しかし本実施例によれば、各熱交換器51~55を構成する共通プレート60は上下方向に沿って配置されている。このため各熱交換器51~55において空気オフガス、燃料オフガスなどを下向きに流すことができ、重力を利用でき、各熱交換器51~55における空気オフガス及び燃料オフガスなどの流体の流動速度を速めることができ、発電性能の確保に有利である。なお空気オフガス及び燃料オフガスなどの流動速度を速めると、各熱交換器51~55における満足する熱交換量が得られないおそれがある。この点本実施例によれば、各熱交換器51~55を形成する共通プレート60の枚数を増加させて熱交換量を高めることにより、対処している。

[0056]

本実施例によれば、図1に示すように燃料電池1は熱交換ユニット5の積層構造体50よりも上側に配置されているため、燃料電池1から吐出される空気オフガス、燃料オフガス、電池冷却水を積層構造体50において下向き(垂直方向に沿って)に流すのに有利である。従って熱交換ユニット5の積層構造体50の底

側に回収水を貯留させ易い利点が得られる。なお、回収水が積層構造体50の底側に存在すれば、回収水の取り出しが容易である。しかも図12に示すように、回収水Wを貯留したマノメータ方式のシール管100を積層構造体50の底側に取り付けておけば、積層構造体50の内部空間のシール性をシール管100の回収水Wにより良好に確保でき、積層構造体50の内部空間からのガス漏れ等を防止するのに有利となる。シール管100は、U字形状部100aと逆U字形状部100cをもつ。

[0057]

また燃料電池1が熱交換ユニット5の積層構造体50よりも上側に位置すれば、災害や事故等により浸水等があったとしても、白金などの触媒物質を有しており高価な燃料電池1に対する保護性が高められる。更に、熱交換水を熱交換ユニット5に入水させる前に熱交換水を冷却するラジエータ8が設けられており、図1に示すように、熱交換ユニット5の積層構造体50はラジエータ8に隣設されている。このように熱交換ユニット5の積層構造体50がラジエータ8に隣設されていれば、熱交換ユニット5の積層構造体50がラジエータ8に隣設されていれば、熱交換ユニット5の積層構造体50がラジエータ8で冷却できる。従って熱交換ユニット5の熱交換機能が良好に確保される。

[0058]

更にスタック2の発電性能を増加させるため、スタック2における燃料電池1の積層数を増加させ、スタック2の積層方向のサイズを大型化させることがある。このような場合には、熱交換ユニット5の熱交換性能も大型化を図る必要がある。この点本実施例によれば、図1に示すように、熱交換ユニット5の積層構造体50の積層方向(横方向)は、スタック2における燃料電池1の積層方向(横方向)と対応しており、同じ向きとされている。このため、スタック2における燃料電池1の積層数が増加するときには、熱交換ユニット5の積層構造体50の積層枚数を増加させれば、熱交換ユニット5の熱交換性能の大型化に容易に対処することができる。

[0059]

(第2実施例)

図13は第2実施例を模式的に示す。第2実施例は第1実施例と基本的には同

様の構成であり、同様の作用効果を奏する。以下、異なる部分を中心として説明する。本実施例によれば、図13に示すように、発電前の燃料含有ガスを熱交換で冷却する第1熱交換器51は、積層構造体50のうち燃焼排ガス用の熱交換器55よりも入水口50i側(上流側)に、つまり相対的に積層構造体50のうち低温側に配置されている。この場合、相対的に低温で冷却能が相対的に高い第1熱交換器51の熱交換水により、発電前の燃料含有ガスに含まれている水分や熱を効率よく回収するのに有利である。

[0060]

(その他)

上記した実施例によれば、第1熱交換器51、第2熱交換器52、第3熱交換器53がそれぞれ設けられているが、場合によっては、第1熱交換器51、第2熱交換器52、第3熱交換器53のうち一つ、あるいは、二つが設けられていなくても良い。要するに、本発明は、第1熱交換器、第2熱交換器、第3熱交換器のうちの少なくとも一つと、電池冷却水用の熱交換器とが積層されて一体化されているものである。上記した実施例は定置タイプの燃料電池装置に適用したものであるが、これに限らず、車両用の燃料電池装置に適用することもできる。その他、本発明は上記した実施例のみに限定されるものではなく、要旨を逸脱しない範囲内で適宜変更して実施できるものである。

$[0\ 0\ 6\ 1]$

上記した記載から次の技術的思想も把握できる。

(付記項1)積層構造体と、前記積層構造体に設けられ前記貯湯装置の熱交換水を前記積層構造体に入水させる入水口と、前記積層構造体に設けられ前記積層構造体を通過した前記貯湯装置の熱交換水を前記積層構造体から出水する出水口とをもつ熱交換ユニットで形成されており、

熱交換ユニットの積層構造体は、

燃料電池に供給される発電前の燃料含有物質に含まれている水分を熱交換により除去する第1熱交換器と、燃料電池から吐出された発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第2熱交換器と、燃料電池から吐出された発電後の空気オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第3熱交換

器とのうちの少なくとも一つと、

燃料電池冷却系の電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器とが積層されて一体化されていることを特徴とする燃料電池装置に使用される熱交換ユニット。各熱交換器を繋ぐ配管の構造が簡略化され、スペース効率が向上する。また各熱交換器を繋ぐ配管の構造が簡略化されるため、各熱交換器を繋ぐ配管の長さが短縮化され、各熱交換器を繋ぐ配管からの放熱が少なくて済み、熱回収量を増加させ得る。

[0062]

【発明の効果】

本発明によれば、第1熱交換器、第2熱交換器、第3熱交換器のうちの少なくとも一つと、電池冷却水用の熱交換器とが積層されて一体化されているため、各熱交換器を繋ぐ配管の構造が簡略化され、スペース効率が向上する。また各熱交換器を繋ぐ配管の構造が簡略化されるため、各熱交換器を繋ぐ配管の長さが短縮化され、各熱交換器を繋ぐ配管からの放熱が少なくて済み、熱回収量を増加させ得る。更に各熱交換器を繋ぐ配管の構造、長さが簡略化されるため、部品点数が減少し、部品コストが低減されると共に、組み付けコストが低減される。更に各熱交換器を繋ぐ配管からの放熱も抑えられ、熱交換ユニットからの熱回収量を増加させるのに貢献できる。

[0063]

更に次の形態の場合には、特有の効果も期待できる。

 $[0\ 0\ 6\ 4]$

・燃料電池に供給されて燃料電池を冷却する電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器が、第2熱交換器よりも積層構造体の出水口側(下流側)に配置されている形態を例示できる。積層構造体の出水口側(下流側)には相対的に高温の熱交換水が流れる。このため電池冷却水用の熱交換器が積層構造体の出水口側(下流側)に配置されている場合には、電池冷却水は、相対的に高温の熱交換水で熱交換されるため、電池冷却水の過剰冷却が効果的に抑えられる。ひいては燃料電池の過剰冷却が抑えられ、燃料電池の発電性能の確保に貢献できる。

[0065]

・発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第2熱交換器が熱交換ユニットの積層構造体の入水口側(上流側)に配置されている形態を例示できる。燃料電池から吐出された発電後の燃料オフガスの温度は、一般的には、燃料電池の作動温度相当である。このため、発電後の燃料オフガスからの水分回収、熱回収を効率よく行うためには、熱交換水の温度はかなり低温であることが好ましい。一方、熱交換ユニットの積層構造体の入水口側(上流側)には、相対的に低温の熱交換水が流れる。そこで、発電後の燃料オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第2熱交換器が熱交換ユニットの積層構造体の入水口側(上流側)に配置されている形態を採用すれば、熱交換ユニットの積層構造体の入水口側(上流側)には、相対的に低温の熱交換水が流れ、この結果、相対的に低温の熱交換水によって、発電後の燃料オフガスを熱交換させて冷却し、発電後の燃料オフガスからの水分回収、熱回収を効果的に行うことができる。

[0066]

・発電後の空気オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第3熱交換器は、電池冷却水用の熱交換器よりも入水口側に配置されている形態を例示できる。燃料電池の空気極において発電反応に基づいて水が生成されるため、発電後の空気オフガスはその水蒸気量が多く湿度がかなり高く、少し冷却するだけでも、発電後の空気オフガスから凝縮水を生成して回収することができる。このため熱交換水は、空気オフガスの温度よりも低ければ、積層構造体のうちで相対的に高温であるときであっても、発電後の空気オフガスから水分を熱交換により除去して回収できる。このため前記したように、発電後の空気オフガスに含まれている水分を熱交換により除去する第3熱交換器は、電池冷却水用の熱交換器よりも入水口側に配置されている形態を例示できる。

【図面の簡単な説明】

- 【図1】燃料電池装置の側面図である。
- 【図2】熱交換ユニットの積層構造体付近の概略構成図である。
- 【図3】熱交換ユニットの積層構造体付近の概略構成図である。
- 【図4】マニホルドプレート付近を模式的に示す概略構成図である。
- 【図5】熱交換ユニットの積層構造体の要部の断面図である。

- 【図 6 】 熱交換ユニットの積層構造体における第 1 熱交換器の主要部を示す正面図である。
- 【図7】熱交換ユニットの積層構造体における電池冷却水用の熱交換器の主要 部を示す正面図である。
- 【図8】熱交換ユニットの積層構造体における第2熱交換器の主要部を示す正面図である。
- 【図9】熱交換ユニットの積層構造体における第3熱交換器の主要部を示す正面図である。
- 【図10】熱交換ユニットの積層構造体における燃焼排ガス用の熱交換器の主要部を示す正面図である。
- 【図11】熱交換ユニットの積層構造体における熱交換器の熱交換水が流れる 通路部分を示す正面図である。
- 【図12】マノメータ方式のシール管を積層構造体の底側に取り付けた構造を示す概略構成図である。
- 【図13】他の実施例に係り、熱交換ユニットの積層構造体付近の概略構成図である。

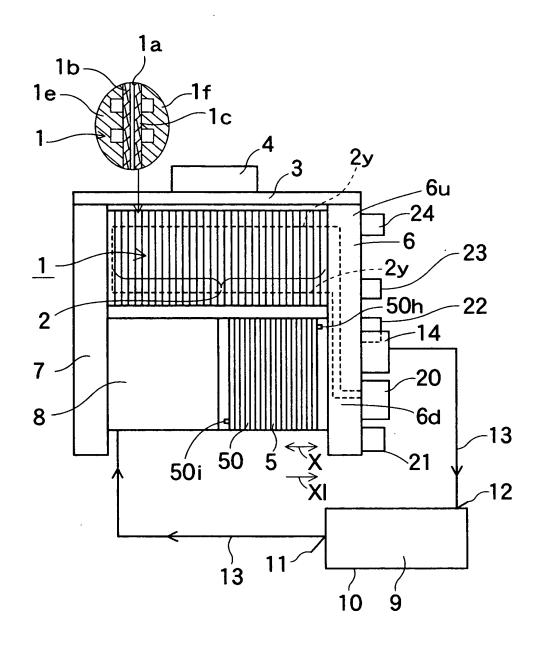
【符号の説明】

図中、1は燃料電池、2はスタック、5は熱交換ユニット、50は積層構造体、50iは入水口、50hは出水口、50aは始端、50bは終端、9は貯湯装置、10は貯湯槽、14は第1ポンプ、20は第2ポンプ(燃料電池冷却系)、51は第1熱交換器、52は第2熱交換器、53は第3熱交換器、54は電池冷却水用の熱交換器、55は燃焼排ガス用の熱交換器、60は共通プレート、25は改質器を示す。

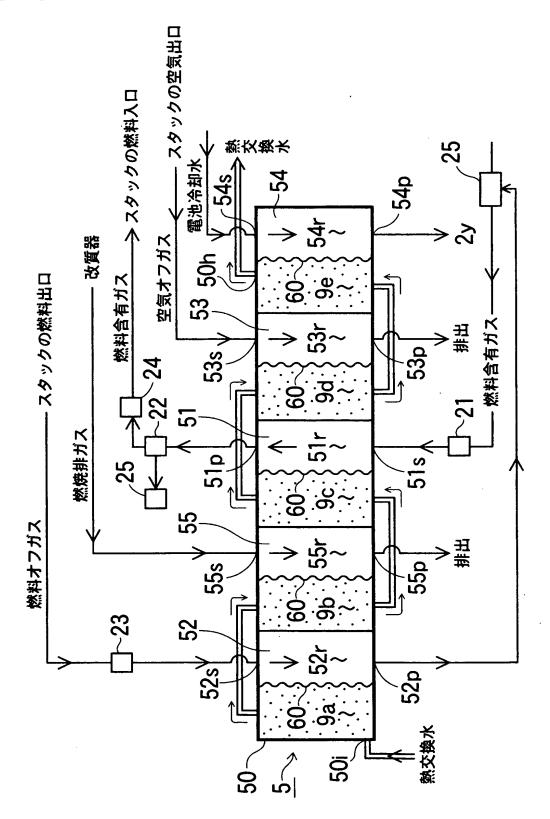
【書類名】

図面

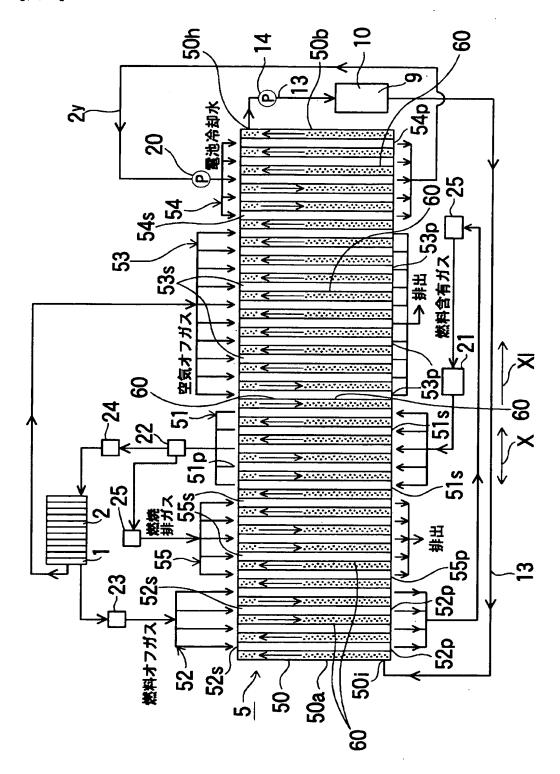
【図1】



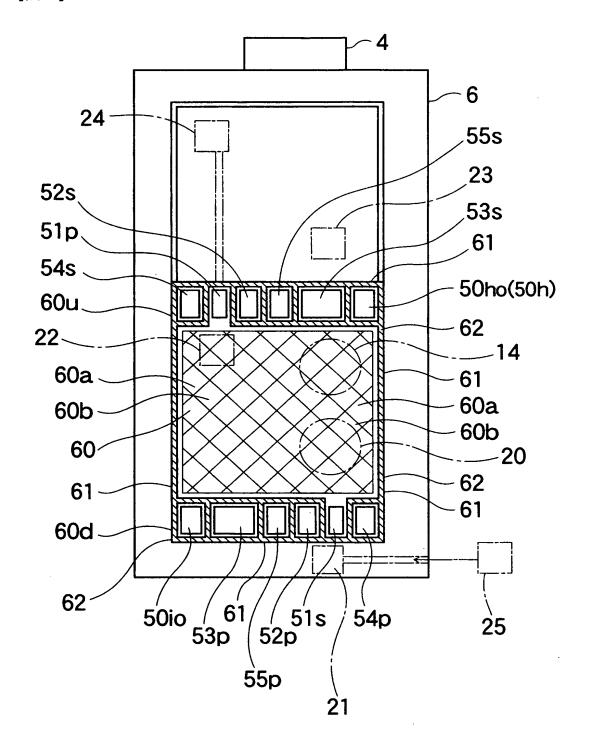
【図2】



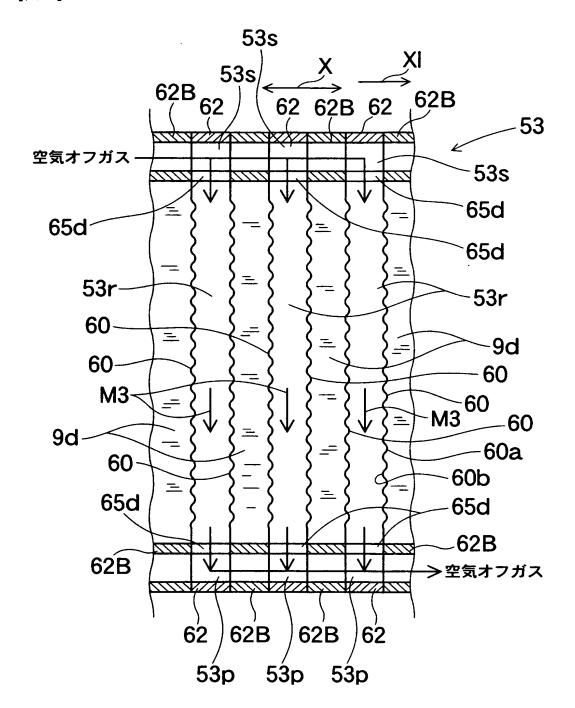
【図3】



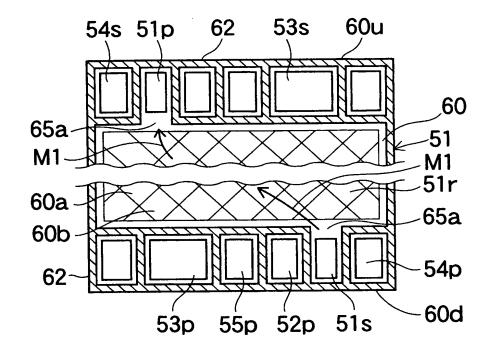
【図4】



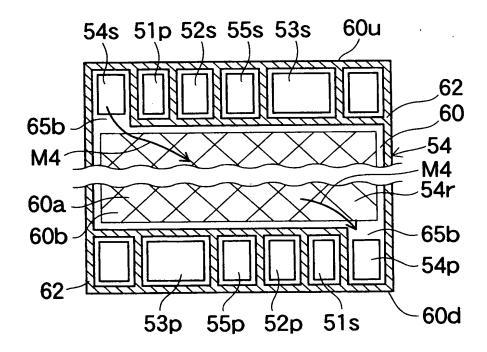
【図5】



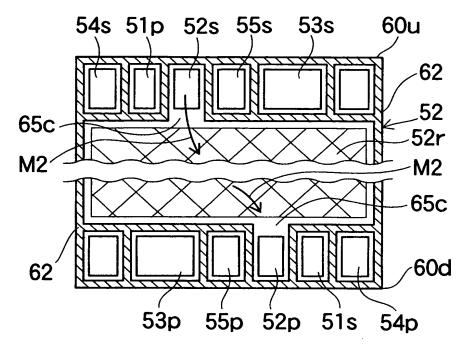
【図6】



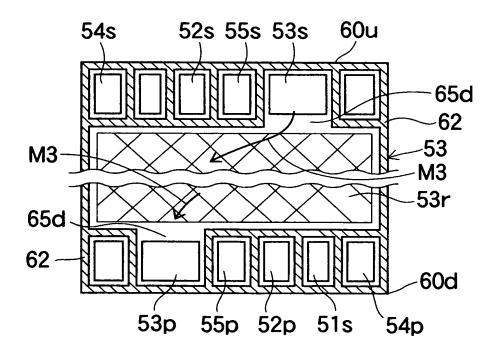
【図7】



[図8]



【図9】



【図10】

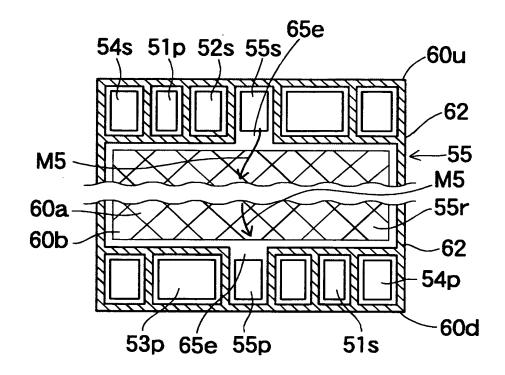
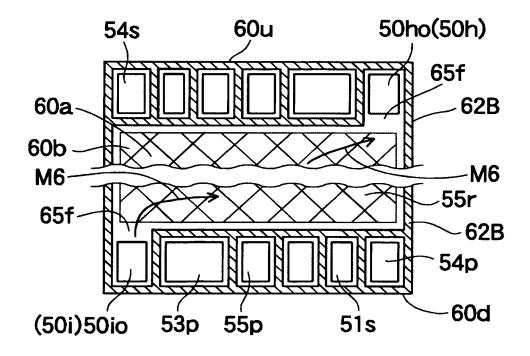
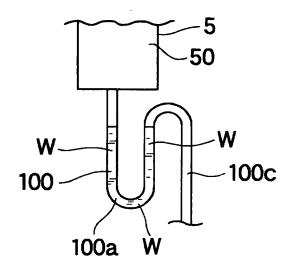


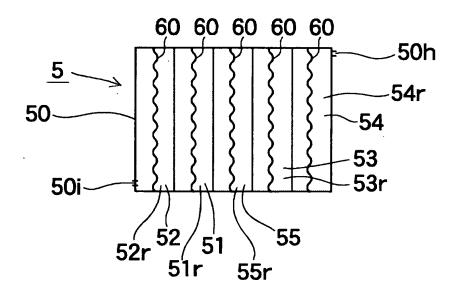
図11]



【図12】



【図13】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】構造の簡単化、スペース効率の向上、各熱交換器を繋ぐ配管からの放熱の低減に有利な燃料電池装置を提供する。

【解決手段】発電前の燃料含有物質に含まれている水分を除去する第1熱交換器51と、燃料電池から吐出された発電後の燃料オフガスに含まれている水分を除去する第2熱交換器52と、燃料電池から吐出された発電後の空気オフガスに含まれている水分を除去する第3熱交換器53と、電池冷却水の熱を回収する電池冷却水用の熱交換器54とを設けることができる。熱交換ユニット5は、第1熱交換器51,第2熱交換器52,第3熱交換器53のうちの少なくとも一つと、電池冷却水用の第4熱交換器54とが積層されて一体化された積層構造体50をもつ。更に、積層構造体50に設けられ貯湯装置の熱交換水を積層構造体50に入水させる入水口50iと、積層構造体50に設けられ積層構造体50を通過した貯湯装置の熱交換水を積層構造体50から出水する出水口50hとをもつ。

【選択図】図2

特願2002-247032

出願人履歴情報

識別番号

[000000011]

1. 変更年月日

1990年 8月 8日

[変更理由]

新規登録

住 所

愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地

氏 名

アイシン精機株式会社

特願2002-247032

出願人履歴情報

識別番号

[000003207]

1. 変更年月日 [変更理由] 住 所 1990年 8月27日 新田 78年

新規登録

愛知県豊田市トヨタ町1番地

氏 名 トヨタ自動車株式会社